## **EUROPEAN PATENT OFFICE**

### **Patent Abstracts of Japan**

**PUBLICATION NUMBER** 

04371777

**PUBLICATION DATE** 

24-12-92

APPLICATION DATE

20-06-91

APPLICATION NUMBER

03148671

APPLICANT: MITSUBISHI ELECTRIC CORP;

INVENTOR:

**NAGAYAMA MINORU:** 

INT.CL.

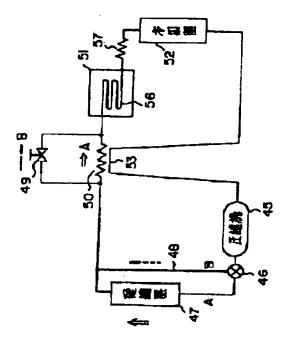
: F25D 16/00 F25B 1/00 F25B 1/00

F25B 5/00

TITLE

**COLD HEAT ACCUMULATING TYPE** 

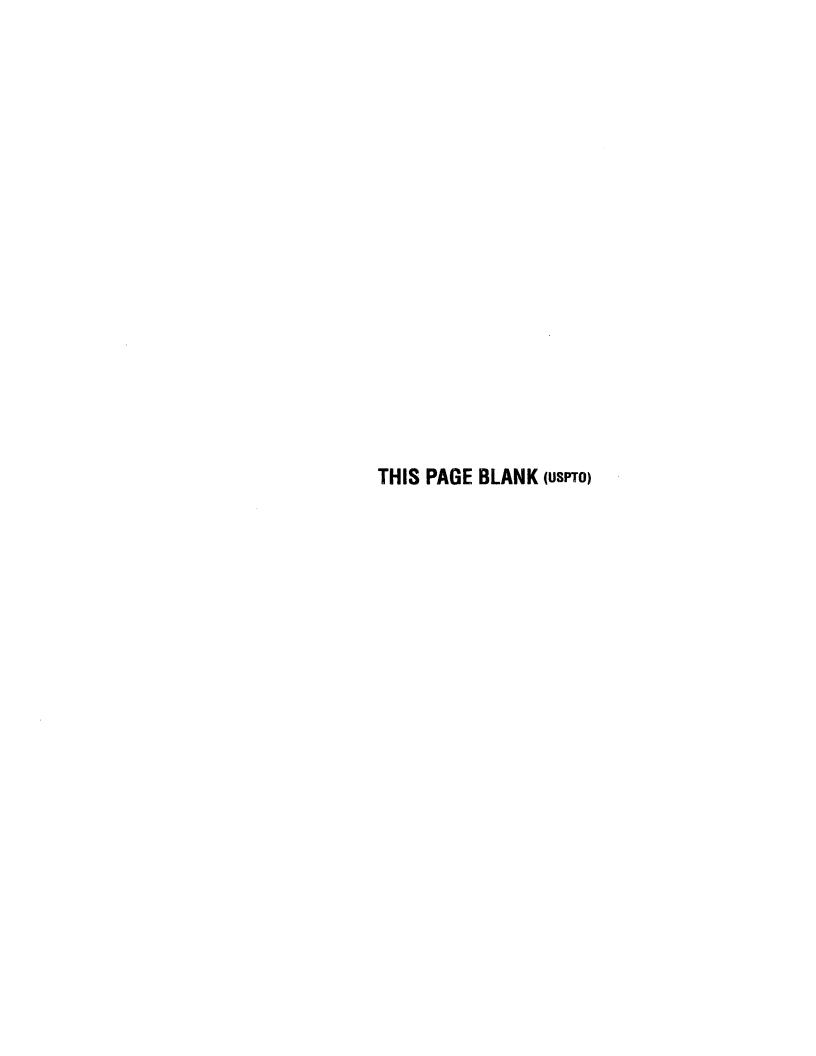
REFRIGERATOR



ABSTRACT: PURPOSE: To reduce the pressure of a compressor in a daytime by a method wherein a refrigerating cycle is formed of the compressor, a condenser, a heat recovering capillary tube, an auxiliary heat exchanger, a pressure reducing device, a cooler and an absorbing tube in a nighttime while the refrigerating cycle is formed of the compressor, a first bypass, an opening and closing valve, the auxiliary heat exchanger, the pressure reducing device, the cooler and the absorbing tube in a daytime.

> CONSTITUTION: In a nighttime, refrigerant, discharged out of a compressor 45, is cooled in a condenser 47, expanded adiabatically in a heat recovering capillary tube 50 since an opening and closing valve 49 is closed, cooled by cold heat accumulating material 55 in a heat exchanger 56, cooled by a second capillary tube 57, cooled by a cooler 52 in a refrigerator and, thereafter, is returned into the compressor 45 through an absorbing tube 55. In a daytime, the refrigerant, discharged out of the compressor 45, enters the heat exchanger 56 by a changeover valve 46 from a condensing bypass passage 48 since the opening and closing valve 49 is opened, then, high-temperature high-pressure refrigerant is cooled forcibly by the cold heat accumulating material 55, a high-pressure side temperature is reduced to a value lower than a temperature at night whereby the input of the compressor 1 is reduced. The refrigerant, discharged out of the heat exchanger 56, is cooled further by a second capillary tube 57 and is cooled by the cooler 52 in the refrigerator and, thereafter, the refrigerant is returned into the compressor 45.

COPYRIGHT: (C)1992,JPO&Japio



(19) 日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

#### (11)特許出顧公開番号

# 特開平4-371777

(43)公開日 平成4年(1992)12月24日

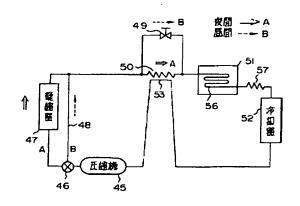
(51)Int.Cl. <sup>5</sup> F 2 5 D 16/00 F 2 5 B 1/00	識別記号 304 C	庁内整理番号 8511-3L	FI	技術表示箇所			
1 2 0 1 1700	3 2 1 C	8919-3L					
5/00	A A	7914-3L					
-			:	審査請求 未	卡請求	請求項の数 2 (全 7 頁)	
(21)出願番号	特願平3-148671		(71)出願人	000006013		,,,,	
(99) HIESE T	Wet 2 & (1001) C HOOH			三菱電機株		=	
(22)出願日	平成3年(1991)6月	120日	/70\ £\$##=#	東京都千代 川平 裕人		の内二丁目2番3号	
			(72)光明有		-	18番1号 三菱電機株式	
				会社静岡製作所内			
	•		(72)発明者	(72)発明者 永山 実 静岡市小鹿三丁目18番1号 三菱電機株式			
						18番1号 三菱電機株式	
				会社静岡製			
			(74)代理人	弁理士 高	四 守	(外1名)	
			-				

### (54)【発明の名称】 蓄冷式冷蔵庫

### (57)【要約】

【構成】 夜間は圧縮機45、凝縮機47、熱回収用毛細管50、補助熱交換器56、減圧装置57、冷却器52、吸収管53で冷凍サイクルを形成し、昼間は圧縮機45、第1のパイパス路48、開閉弁49、補助熱交換器56、減圧装置57、冷却器52、吸収管53で冷凍サイクルを形成する。

【効果】 昼間高圧側を夜間冷却した蓄冷材で冷却するため、高圧が下がり圧縮機45の入力下げることができる。



45: 正起放 47: 径超图 51: 黃冷塘

48: 舜總四八四天體

52: *中*如器 53: 吸収管

49: 開閉折

56: 補助熱交換器

50: 悠回収用毛紐管

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 圧縮機、凝縮器、減圧装置、冷却器を順 次接続した冷凍サイクルにおいて、前記凝縮器に並列に 接続された第1のバイバス路と、前記凝縮器と減圧装置 の間にもうけられた熱回収用毛細管及び蓄冷材を有する 補助熱交換器と、前記熱回収用毛細管に並列に接続され た開閉介と、前記圧縮機と冷却器の間に設けられた吸収 管とを備え、夜間は前記圧縮機、凝縮器、熱回収用毛細 管、補助熱交換器、減圧装置、冷却器、吸収管で冷凍サ イクルを形成し、昼間は前記圧縮機、第1のパイパス 10 路、開閉弁、補助熱交換器、減圧装置、冷却器、吸収管 で冷凍サイクルを形成することを特徴とする蓄冷式冷蔵

【請求項2】 補助熱交換器に並列に接続された第2の バイパス路を備え、蓄冷材を利用する時間をコントロー ルする昼間モード時、記圧縮機、凝縮器、熱回収用毛細 管、前記第2のパイパス路、減圧装置、冷却器、吸収管 で冷凍サイクルを形成することを特徴とする請求項1記 載の蓄冷式冷蔵庫。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】この発明は、安価な深夜電力を利 用した蓄冷式冷蔵庫に関するものである。

[0002]

【従来の技術】図11は例えば、特開平1-24797 8号公報に示された従来の蓄冷式冷蔵庫を示す回路図で ある。図において、1はコンプレッサ、9は主電磁弁、 13は主エパポレータ、15は蓄冷用電磁弁、18は蓄 冷材、25はサーモサイホン、27は放冷用電磁弁であ レータ13とを結ぶ主冷媒回路に対して、主電磁弁9の 前方より分岐して、蓄冷用電磁弁15と蓄冷用エパポレ ータ19を経て、主エパポレータの前へ入ってくる蓄冷 用冷媒回路を配設し、蓄冷用エパポレータ19を蓄冷材 の中へ入れ、サーモサイホン25と放冷用電磁弁27に て、主エパポレータ13との間に伝熱回路をつくってい る。

【0003】次に動作について説明する。夜間は、主電 磁弁9と、蓄冷用電磁弁15を開にして、コンプレッサ 1が作動すると、主エバポレータ13と蓄冷用エバポレ 40 は、蓄冷材を利用する時間を任意に設定できる。 ータ19共に冷却し、冷蔵庫の庫内と蓄冷材18を冷却 する。昼間はコンプレッサ1を止め、蓄冷材18の融解 **塗により、放冷用電磁弁27を開にし、サーモサイホン** 25により、蓄冷材18から蓄冷用エバポレータ19を 経て、主エパポレータ13へ伝熱され、庫内ファン29 にて、冷蔵庫の庫内が冷やされる。昼間庫内温度が上昇 すると通常の冷却運転(主電磁弁9は開、蓄冷用電磁弁 15は閉、コンプレッサ1は作動)を行ない、庫内温度 を維持する。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】従来の冷蔵庫は以上の ように構成されているので、昼間、庫内温度が上昇した 時は、コンプレッサ1は作動するため、昼間のトータル のコンプレッサ1の作動時間や延べの消費電力量は少な くはなるが、作動時の瞬間的な消費電力の絶対値は、旧 来の基本的な冷媒回路におけるコンプレッサーの消費電 カと値は変わらない。しかし、昼間のコンプレッサ1の 作動時間は、庫内温度の上昇と前後しさえすれば、任意 に開始できた。

【0005】この発明は、上記のような問題点を解消す るためになされたもので、コンプレッサの作動時の瞬間 的な消費電力値を下げる冷蔵庫を得ること、さらに電力 のピーク時間に合わせて開始、終了できる冷蔵庫得るこ とを目的としている。

[0006]

【課題を解決するための手段】この発明に係る請求項1 の蓄冷式冷蔵庫は、圧縮機、凝縮器、減圧装置、冷却器 を順次接続した冷凍サイクルにおいて、前記凝縮器に並 列に接続された第1のパイパス路と、前記凝縮器と減圧 20 装置の間にもうけられた熱回収用毛細管及び蓄冷材を有 する補助熱交換器と、前記熱回収用毛細管に並列に接続 された開閉弁と、前配圧縮機と冷却器の間に設けられた 吸収管とを備え、夜間は前記圧縮機、凝縮器、熱回収用 毛細管、補助熱交換器、減圧装置、冷却器、吸収管で冷 凍サイクルを形成し、昼間は前記圧縮機、第1のパイパ ス路、開閉介、補助熱交換器、減圧装置、冷却器、吸収 管で冷凍サイクルを形成する。

【0007】この発明に係る請求項2の蓄冷式冷蔵庫 は、請求項1記載の蓄冷式冷蔵庫において、補助熱交換 る。コンプレッサ1と凝縮器3と主電磁弁9と主エバポ 30 器に並列に接続された第2のパイパス路を備え、蓄冷材 を利用する時間をコントロールする昼間モード時、記圧 縮機、凝縮器、熱回収用毛細管、前記第2のパイパス 路、減圧装置、冷却器、吸収管で冷凍サイクルを形成す

[8000]

【作用】この発明における請求項1の蓄冷式冷蔵庫は、 圧縮機を出た高温高圧の冷媒を蓄冷材が冷却するため、 圧力が下がり圧縮機入力が下がる。

【0009】この発明における請求項2の蓄冷式冷蔵庫

[0010]

実施例1.以下、この発明の実施例1を図について説明 する。図1は本実施例の蓄冷式冷蔵庫の外観図、図2は 冷媒回路、図3は蓄冷器部分の断面拡大図、図4は蓄冷 材温度の時間経過を示す図、図5はモリエル線図による 状態図、図6は簡易な配線図である。図1、2、3にお いて、圧縮機45を出て、切換弁46から2つに分岐 し、一方は凝縮器17、他方は第1のパイパス路である 50 凝縮パイパス路48となり、その後、また1つとなる。

その後、関閉弁49と熱回収用毛細管50に分かれた後、1つになり、蓄冷槽51内の熱交換器56と減圧装置である第2毛細管57を経て冷却器52へ行く。冷却器52を出たあとは、吸収管53が、熱回収用毛細管50と熱交換を行ない、圧縮機45へもどる冷媒回路となっている。外観としては、通常の冷凍冷蔵庫41の天井部に蓄冷器44がのった形となり、詳細は図3に示すように外箱54の中に蓄冷槽51と配管部からなり、熱回収用毛細管50、吸収管53、開閉弁49を配し、蓄冷槽51の中には蓄冷材55を熱交換器56が入ってい 10

【0011】以上の様な構成において、冷媒の流れとし ては、図2の矢印で示すように、夜間は圧縮機45を出 た冷媒は、凝縮器47を通って冷却され、開閉弁49が 閉となっているため、熱回収毛細管50を通って断熱膨 張し、熱交換器56によって蓄冷材55は冷却され、液 体から固体へと相変化する。その後、第2毛細管57に よって-25~-30℃へと冷やされ、冷却器52によ って冷蔵庫の庫内は冷却される。冷却器52を出たあと は吸収管53を通って圧縮機45へともどる。昼間は切 換弁46により圧縮機45を出た冷媒は凝縮パイパス路 48を通って、開閉弁49を開とするため開閉弁49側 を通って熱交換器56へ行くため、蓄冷材55により高 圧・高温の冷媒が強力に冷却され、高圧側の温度が夜間 の温度より下がり、それにより圧縮機1の入力が下が る。熱交換器56を出た冷媒は第2毛細管57によりさ らに冷却され(-25~-30℃)、冷却器52によっ て庫内は冷却される。その後冷媒は圧縮機45へもど る。つまり、圧縮機は昼間も作動するが、昼間の圧縮機 の入力は下がっており、全世帯として考えると、瞬間的 な絶対値は下がることとなり、ピーク負荷は減ることと なる(つまり、従来の考えでは昼間に少しでも圧縮機を 作動させた場合、その瞬間的な人力は高いものであり、 それを全世帯で考えると、入力は高いままであるが、本 実施例では入力そのものを低くするため、全世帯で考え ても入力は低くなり、電力のピーク負荷は低減されると 考えてよい)。

【0012】図5はモリエル線図の上で、夜間Aと昼間Bの状態を表したものであり、夜間Aの場合は基本的な冷媒の流れのため、高圧側は圧力・温度とも高く、それに伴い圧縮機の入力はW1と大きい。昼間Bの場合は蓄冷材により高圧側を強力に冷やすため低くなり、それに伴い圧縮機の入力はW2と少なくなる。図4は蓄冷材の温度を24時間の時間変化で示したもので、23時から7時までは夜間モードAとしており、7時から23時までは昼間モードBとしている。夜間は蓄冷材が冷やされどんどん温度が下がり、朝7時までの間に液体から固体へと相変化をさせる。朝7時になると昼間のモードになり、蓄冷材は軽縮器の代わりとして暖められ、どんどん放熱し、徐々に相変化を起こしながら、固体から液体へ

と変化する。時間的に液体となって少し温度が上がったところでまた、夜間モードになりまたくりかえす。図6は、簡易的な配線図であり、操作SW、各種サーミスタ等は省略してある。制御基板58はタイマー59により時刻を判断し、23時になると、切換弁46を凝縮器47の方へ切換え、開閉弁49を閉にし、圧縮機1をサーミスタ(省略)により作動させる。

【0013】実施例2. なお、上記実施例では、毛細管と開閉弁を並列に配設したが、全開から全閉までなる膨張弁で一体にしても良い。

【0014】実施例3.以下、この発明の実施例2を図 について説明する。図7は冷媒回路、図8は蓄冷器部分 の断面拡大図、図9は蓄冷材温度の時間経過、図10は モリエル線図による状態図である。、図7において、圧 縮機45を出て、切換弁46から2つに分岐し、一方は 凝縮器47、他方は凝縮パイパス路48となり、その 後、また1つとなる。その後、開閉弁49と熱回収用毛 細管50に分かれた後、さらに、蓄冷槽51内の熱交換 器56と開閉弁60を有する第2のパイパス路である蓄 冷パイパス路61の2つに分かれ、その後1つになり第 2毛細管57を経て冷却器52へ行く。冷却器52を出 たあとは、吸収管53が、熱回収用毛細管50と熱交換 を行ない、圧縮機45へもどる冷媒回路となっている。 外観としては、図8に示すように外箱54の中に蓄冷槽 51と配管部からなり、熱回収用毛細管50、吸収管5 3、開閉介49、開閉介60を配し、蓄冷槽51の中に は蓄冷材55を熱交換器56が入っている。

【0015】以上の様な構成において、冷媒の流れとし ては、図7に示すように、夜間Aの場合は圧縮機45を 出た冷媒は、凝縮器47を通って冷却され、開閉弁49 が閉となっているため、熱回収毛細管50を通って断熱 膨張し、熱交換器56によって蓄冷材55は冷却され、 液体から固体へと相変化する。その後、第2毛細管57 によって-25~-30℃へと冷やされ、冷却器52に よって冷蔵庫の庫内は冷却される。冷却器52を出たあ とは吸収管53を通って圧縮機45へともどる。昼間B の場合は切換弁46により、圧縮機45を出た冷媒は凝 縮パイパス路48を通って、閉閉弁49を開とするため 開閉弁49側を通って熱交換器56へ行くため、蓄冷材 55により高圧・高温の冷媒が強力に冷却され、高圧側 の温度が夜間の温度より下がり、それにより圧縮機の入 力が下がる。熱交換器56を出た冷媒は第2毛細管57 によりさらに冷却され (-25~-30℃)、冷却器5 2によって庫内は冷却される。その後冷媒は圧縮機45 へもどる。つまり、圧縮機45は昼間も作動するが、昼 間の圧縮機45の入力は下がっており、全世帯として考 えると、瞬間的な絶対値は下がることとなり、ピーク負 荷は滅ることとなる(つまり、従来の考えでは昼間に少 しでも圧縮機を作動させた場合、その瞬間的な入力は高 いものであり、それを全世帯で考えると、入力は高いま

50

5

まであるが、本実施例では入力そのものを低くするた め、全世帯で考えても入力は低くなり、電力のピーク負 荷は低減されると考えてよい)。

【0016】しかし、以上のA、Bの場合では朝になる と、すぐ蓄冷分を用いるため、負荷の変動によってはす ぐ蓄冷分がなくなり、本来欲しい昼間のピーク時にはす でに圧縮機の入力は高くなっている場合も考えられるた め、昼間モードCによって蓄冷材を用いる時間をコント ロールする。昼間モードCの場合、圧縮機45を出た冷 媒は、凝縮器47を通り高圧低温となり、熱回収用毛細 10 回収用毛細管、前記第2のパイパス路、減圧装置、冷却 管50、蓄冷パイパス路61、第2毛細管57を通って 冷却器52へ行き、圧縮機45へもどる。この時、冷却 器は通常の冷凍サイクルの働きをし、熱交換器56への 干渉をしていない(ただし、この時の圧縮機の入力は高 い)。また、昼間いったん蓄冷材が溶けたあとは、昼間 の電力で、また蓄冷材を冷やすのもコストアップ及び、 消費電力量のUPとなるため、昼間モードCにして、熱 交換量の干渉をしないようにする。

【0017】図10はモリエル線図の上で、前記A, B, C状態を表したものであり、夜間A及び昼間Cの場 20 合は基本的な冷媒の流れのため、高圧側は圧力・温度と も高く、それに伴い圧縮機の入力はW1と大きい。昼間 Bの場合は蓄冷材により高圧側を強力に冷やすため低く なり、それに伴い圧縮機の入力はW2と少なくなる。図 9は蓄冷材の温度を24時間の時間変化で示したもの で、23時から7時までは夜間モードAとしており、7 時から23時までは負荷ピークの12時から16時は昼 間モードB、その他は昼間モードCとしている。夜間は 替冷材が冷やされどんどん温度が下がり、朝7時までの 間に液体から固体へと相変化をさせる。朝7時になると 30 **負荷ピークの12時までは昼間のモードCになり、蓄冷** 材は温存される。12時になると、モードBになり蓄冷 材は凝縮器の代わりとして暖められ、どんどん放熱し、 徐々に相変化を起こしながら、固体から液体へと変化す る。負荷ピークがすぎた16時になるとモードCにな り、蓄冷材へは冷媒の熱移動をしなくするため、液体の ままで維持され、また夜間モードになり、また繰返す。

【発明の効果】この発明は次に記載する効果を奏する。 請求項1の蓄冷式冷蔵庫は、圧縮機、凝縮器、減圧装 40 50 熱回収用毛細管 置、冷却器を順次接続した冷凍サイクルにおいて、前記 凝縮器に並列に接続された第1のバイパス路と、前配凝 縮器と滅圧装置の間にもうけられた熱回収用毛細管及び **蓄冷材を有する補助熱交換器と、前記熱回収用毛細管に** 並列に接続された開閉弁と、前記圧縮機と冷却器の間に 設けられた吸収管とを備え、夜間は前記圧縮機、凝縮 器、熱回収用毛細管、補助熱交換器、減圧装置、冷却

器、吸収管で冷凍サイクルを形成し、昼間は前記圧縮 機、第1のパイパス路、開閉弁、補助熱交換器、減圧装 置、冷却器、吸収管で冷凍サイクルを形成する構成にし たので、昼間高圧側を夜間冷却した蓄冷材で冷却するた め、高圧が下がり圧縮機の入力を下げることができる。

【0019】請求項2の蓄冷式冷蔵庫は、請求項1記載 の蓄冷式冷蔵庫において、補助熱交換器に並列に接続さ れた第2のパイパス路を備え、蓄冷材を利用する時間を コントロールする昼間モード時、記圧縮機、凝縮器、熱 器、吸収管で冷凍サイクルを形成する構成にしたので、 圧縮機の入力を下げる時間をコントロールできる。

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫の外観 図である。

【図2】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫の冷媒 同路図である。

【図3】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫の部分 拡大断面図である。

【図4】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫の蓄冷 材温度の時間経過図である。

【図5】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫のモリ エル線図である。

【図6】この発明の実施例1による蓄冷式冷蔵庫の配線 図である。

【図7】この発明の実施例3による蓄冷式冷蔵庫の冷媒 回路図である。

【図8】この発明の実施例3による蓄冷式冷蔵庫の部分 拡大断面図である。

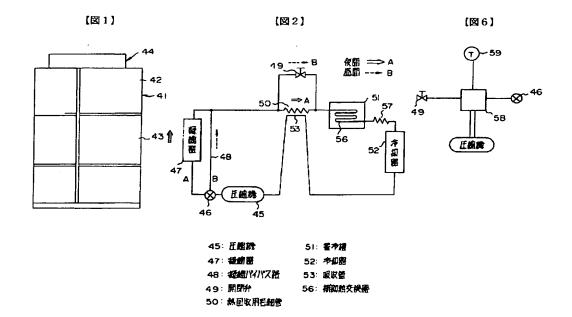
【図9】この発明の実施例3による蓄冷式冷蔵庫の蓄冷 材温度の時間経過図である。

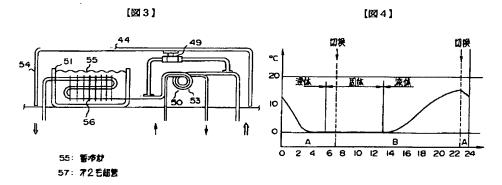
【図10】この発明の実施例3による蓄冷式冷蔵庫のモ リエル線図である。

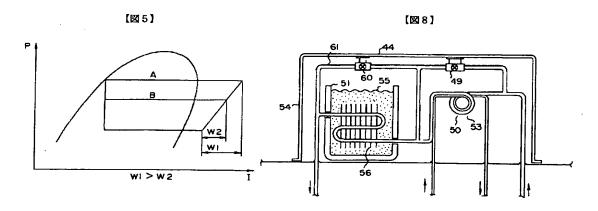
【図11】従来の蓄冷式冷蔵庫の冷媒回路図である。

#### 【符号の説明】

- 4.5 圧縮機
- 4.7 凝縮器 48 第1のパイパス路
- 49 開閉弁
- - 52 冷却器
  - 53 吸収管
  - 55 蓄冷材
  - 56 補助熱交換器
  - 57 減圧装置
  - 61 第2のパイパス路







(6)

特開平4-371777

ζ,

